# **EUROPEAN PATENT OFFICE**

# Patent Abstracts of Japan

PUBLICATION NUMBER

2001174083

**PUBLICATION DATE** 

29-06-01

APPLICATION DATE

16-12-99

**APPLICATION NUMBER** 

11357577

APPLICANT:

ZEXEL VALEO CLIMATE CONTROL

CORP;

**INVENTOR:** 

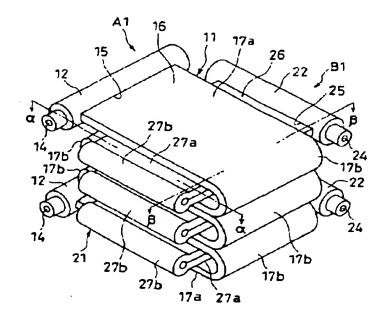
TAKANO AKIHIKO;

INT.CL.

F25B 1/00 F28D 1/047 F28F 9/26

TITLE.

HEAT EXCHANGER



ABSTRACT :

PROBLEM TO BE SOLVED: To provide a heat exchanger that satisfies required pressure resistance, and allows the part between compact and efficient fluids to be subjected to heat exchange.

SOLUTION: This heat exchanger is equipped with heat transfer pipe elements A1 and B1 having flat tubes 11 and 21 where a plurality of channels are formed inside, and header pipes 12 and 22 being provided at both the ends of the flat tubes and communicating with the channels. Each of the flat tubes 11 and 21 of the heat transfer pipe elements is allowed to come into contact each other for allowing the fluids flowing in each heat transfer pipe element to be subjected to heat exchange. To allow the flat tubes 11 and 21 to come into contact each other, the flat tubes of each heat transfer element may be formed in a zigzag shape for assembling, or the flat tube of one heat transfer pipe element and that of the other may be alternately folded or may be formed in a roll shape for winding.

COPYRIGHT: (C)2001, JPO

This Page Blank (uspto)

## (19)日本国特許庁 (JP)

# (12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号 特開2001 — 174083 (P2001 — 174083A)

(43)公開日 平成13年6月29日(2001.6.29)

(51) Int.Cl. <sup>7</sup>		識別記号	FI	7-73-1*(参考)
F 2 5 B	1/00	3 9 5	F 2 5 B 1/00	395Z 3L065
F 2 8 D	1/047		F 2 8 D 1/047	C 3L103
F 2 8 F	9/26		F 2 8 F 9/26	= 02100

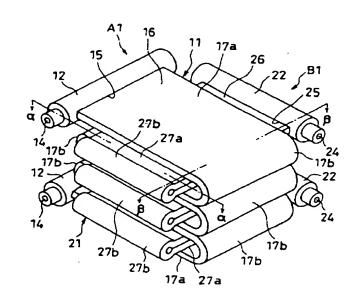
## 審査請求 未請求 請求項の数6 OL (全 10 頁)

		一一一一
(21)出願番号	特願平11-357577	(71)出顧人 500309126
(22)山顧日	平成11年12月16日(1999.12.16)	株式会社ゼクセルヴァレオクライメートコントロール 埼玉県大里郡江南町大字千代字東原39番地
		(72)発明者 高野 明彦 埼玉県大里郡江南町大字千代字東原39番地 株式会社ゼクセル江南工場内
		(74) 代理人 100069073 弁理士 大貫 和保
		Fターム(参考) 3L065 FA14 3L103 AA05 AA37 CC10 DD13 DD32
		DD42 DD55 DD56 DD85

## (54)【発明の名称】 熱交換器

#### (57)【要約】

【課題】 耐圧性の要求を満たしつつ、小型で効率のよ い二流体間を熱交換させるための熱交換器を提供する。 【解決手段】 内部に複数の流路が形成されている偏平 チューブ11、21と、この偏平チューブの両端部に設 けられて前記流路と連通するヘッダパイプ12。222と を有する2つの伝熱管要素A1、B1を備える。この2 つの伝熱管要素のそれぞれの偏平チューブ11、21を 互いに接触させてそれぞれの伝熱管要素を流れる流体同 士を熱交換させる。偏平チューブ11、21を互いに接 触させるには、それぞれの伝熱管要素の偏平チューブを 蛇行状に形成して組付けるようにしても、一方の伝熱管 要素の偏平チューブと他方の伝熱管要素の偏平チューブ とを、交互に畳み合わせるようにしても、一方の伝熱管 要素の偏平チューブと他方の伝熱管要素の偏平チューブ とを、一体にロール状に形成して巻き合わせるようにし てもよい。



#### 【特許請求の範囲】

【請求項1】 内部に複数の流路が一体に形成されている偏平チューブと、この偏平チューブの両端部に設けられて前記流路と連通するヘッダバイブとを備え、一方のヘッダバイプに流入された流体を前記偏平チューブに形成された流路を介して他方のヘッダバイプへ導き、この他方のヘッダバイブから流出させるようにした第1及び第2の伝熱管要素を有し、

前記第1及び第2の伝熱管要素の偏平チューブを互いに接触させることによって、前記第1の伝熱管要素を流れる流体と前記第2の伝熱管要素を流れる流体とを熱交換させるようにしたことを特徴とする熱交換器。

【請求項2】 前記第1及び第2の伝熱管要素の偏平チューブを蛇行状に形成し、前記第1の伝熱管要素の偏平チューブと前記第2の伝熱管要素の偏平チューブとを交互に積層して接触させるようにしたことを特徴とする請求項1記載の熱交換器。

【請求項3】 前記第1及び第2の伝熱管要素の前記偏平チューブは、直管部と曲管部とが交互に設けられて蛇行状に形成されると共に隣り合う前記直管部間の距離が大小交互に形成され、一方の伝熱管要素の前記距離が大きい隣り合う前記直管部の間に他方の伝熱管要素の前記距離が小さい隣り合う前記直管部を配し、前記第1及び第2の伝熱管要素の前記偏平チューブをそれぞれの前記直管部で互いに接触させるようにしたことを特徴とする請求項1記載の熱交換器。

【請求項4】 前記第1の伝熱管要素の偏平チューブと前記第2の伝熱管要素の偏平チューブとを交互に畳み合わせて前記第1及び第2の伝熱管要素の偏平チューブを互いに接触させるようにしたことを特徴とする請求項1記載の熱交換器

【請求項5】 前記第1及び第2の伝熱管要素は、ほぼ 90度位相をずらして組付けられることを特徴とする請求項2、3又は4記載の熱交換器。

【請求項6】 前記第1の伝熱管要素の偏平チューブと前記第2の伝熱管要素の偏平チューブとを、一体にロール状に形成して巻き合わせることにより前記第1及び第2の伝熱管要素の偏平チューブを互いに接触させるようにしたことを特徴とする請求項1記載の熱交換器。

#### 【発明の詳細な説明】

#### [0001]

【発明が属する技術分野】この発明は、高い耐圧性が要求される冷凍サイクルなどに用いられる2流体間を熱交換でるための熱交換器に関する。

#### [0002]

【従来の技術】工酸化炭素などを冷媒とする冷凍サイクルにあっては、特公平7-18602号公報などに示されるように、COPを高めるために内部熱交換器が用いられている。この内部熱交換器は、放熱器を通過した高温冷媒と蒸発器を通過した低温冷媒とを熱交換させるよ

うにしたもので、膨脹弁に重要治媒の温度を一層下げる と共に、コンプレッサ吸入側での治媒温度を一層高める。 ようにしたものである。二酸化炭素サイクルにおいては 治媒圧力が非常に高くなることから、内部熱交換器にあい っても耐圧性が要求されており、このため、従来におい ては、押し出しチューブ等で構成される二重管式の熱交 換器などが用いられていた。

#### [0003]

【発明が解決しようとする課題】しかしながら、このような工事管式の熱交換器にあっては、単位長さ当たりの熱交換面積が小さいことから、熱交換効率を十分に高めることができない不都合がある。このため、熱交換面積を大きくして熱交換効率を高めるためには、工事管の長さを長くすることが考えられるが、工事管の長さが長くなると、その分、熱交換器を設置する必要スペースが大きくなり、また、限られたスペースでのレイアウトが困難になってくる。また、工事管の長さを長くすれば、それだけ熱交換器自体の重量も大きくなってしまう。

【0004】そこで、この発明においては、耐圧性の要求を満たしつつ、小型軽量で効率のいい二流体を熱交換させるために用いられる熱交換器を提供することを課題としている。

#### 【0005】

【課題を解決するための手段】上記課題を達成するために、この発明に係る熱交換器は、内部に複数の流路が一体に形成されている偏平チューブと、この偏平チューブの両端部に設けられて前記流路と連通するヘッダパイプとを備え、一方のヘッダパイプに流入された流体を前記偏平チューブに形成された流路を介して他方のヘッダパイプへ導き、この他方のヘッダパイプから流出させるようにした第1及び第2の伝熱管要素を有し、前記第1及び第2の伝熱管要素の偏平チューブを互いに接触させるようによって、前記第1の伝熱管要素を流れる流体と前記第2の伝熱管要素を流れる流体とを熱交換させるようにしたことを特徴としている(請求項1)。

【0006】 でたがって、このような構成によれば、第 1の伝熱管要素と第2の伝熱管要素とが偏平チューブで 互いに接触しているので、この接触している部分で両伝 熱管要素を流れる流体が熱交換されることとなり、しか も、偏平チューブを互いに接触させたことから、両伝熱 管要素の熱交換が行われる接触面を大きくとることがで き、高い熱交換効率を得ることができる。

【0007】2つの伝熱管要素の偏平チューブを互いに接触させる具体的構成としては、第1及び第2の伝熱管要素の偏平チューブを蛇行状に形成し、第1の伝熱管要素の偏平チューブと第2の伝熱管要素の偏平チューブとを交互に積層して接触させる構成(請求項2)、例えば、第1及び第2の伝熱管要素の偏平チューブを直管部と曲管部とを交互に設けて蛇行状に形成すると共に隣り合う直管部間の距離を大小交互に形成し、一方の伝熱管

要素の前記距離が大きくなっている隣り合う直管部の間に他方の伝熱管要素の前記距離が小さくなっている隣り合う直管部を配し、第1及び第2の伝熱管要素の偏平チューブをそれぞれの直管部で互いに接触させるようにした構成が考えられる(請求項3)。このような構成によれば、それぞれの伝熱管要素の偏平チューブが蛇行状に形成されるので、幾重にも偏平チューブ同士を接触させることができ、熱交換面積を稼いで熱交換効率を高めることができる。

【0008】また、第1の伝熱管要素の偏平チューブと 第2の伝熱管要素の偏平チューブとを交互に畳み合わせ て第1及び第2の伝熱管要素の偏平チューブを互いに接 触させる構成としてもよい(請求項4)、

【0009】このような構成においても、それぞれの伝熱管要素の偏平チューブ同士が幾重にも接触することとなるので、熱交換効率を高めることができる。特にこの構成にあっては、第1の伝熱管要素の偏平チューブと第2の伝熱管要素の偏平チューブとが交互に畳み合わされて1枚づつ交互の積層されるので、一方の伝熱管要素の偏平チューブの歯面に他方の伝熱管要素の偏平チューブを蛇行状に形成した後に組み合わせる構成と比べて熱交換効率を一層よくすることができる。

【0010】上述したいずれの構成においても、ヘッダ パイプの干渉を避けるために、第1の伝熱管要素と第2 の伝熱管要素とがほぼ90度位相をずらして組付けられ ることが好ましい(請求項5)。

【0011】さらに、第1及び第2の伝熱管要素の偏平チューブを互いに接触させる他の具体的構成例としては、第1の伝熱管要素の偏平チューブと第2の伝熱管要素の偏平チューブとを、一体にロール状に形成して巻き合わせることによりそれぞれの伝熱管要素の偏平チューブを互いに接触させるようにしてもよい(請求項6)。【0012】このような構成においては、第1及び第2の伝熱管要素の偏平チューブが一体にロール状に形成されるので、偏平チューブの接触面積を無駄なく大きく確保することができ、熱交換効率を高めることができる。【0013】

【発明の実施の形態】以下、この発明の実施の態様を図面に基づいて説明する。図1及び図2において、この発明に係る熱交換器が示され、この熱交換器は、第1及び第2の2つの伝熱管要素A1、B1を組み合わせて構成されている。それぞれの伝熱管要素A1、B1は、アルミ又はその合金によって形成された偏平チューブ11、21と、この偏平チューブの両端部に設けられたヘッダバイブ12、22とを有して構成されており、偏平チューブ11、21は、その内部に長手方向の一方の端部から他方の端部にかけて複数の流路13、23が所定の間隔をおいて一体に形成されており、押し出し成形等によって接合部分を不要とした耐圧性の高い構造に形成され

ている。また、偏平チューブ11、21の両端部に設けられるヘッダバイブ12、22は、一端が開口して配管と接続可能に形成された有底の筒状をなして内部に中継通路14、24を形成されているもので、側面には、偏平チューブ11、21の端部を挿入するチューブ挿入孔15、25を形成するための凹部を作りつつ全体の形状を形成し、その後、一方の端部から凹部にさしかかるように触方向にドリル加工する等してチューブ挿入孔15、25と連通する中継通路14、24を形成すればよい。

【0014】したがって、ヘッダバイフ12、22のチューブ挿入孔15、25に偏平チューブ11、21の端部を挿着することにより、中継通路14、24と偏平チューブ11、21に形成された流路13、23とが連通され、一方のヘッダバイブにこれに接続する配管から流体が流入されると、この流体は、このヘッダバイブの中継通路から偏平チューブに形成された流路13、23を介して他方のヘッダバイブの中継通路に導かれ、この他方のヘッダバイブに接続された配管から流出されるようになっている。

【0015】このように形成されたそれぞれの伝熱管要素A1、B1は、偏平チューブ11、21が蛇行状に形成され、一方の伝熱管要素と他方の伝熱管要素とがそれぞれの偏平チューブ11、21の偏平表面16、26を互いに接触させて組付けられている。

【0016】即ち、第1の伝熱管要素A1の偏平チュー ブ11は、一方のヘッダバイプ12から直管部17aと 曲管部17 bとを交互に形成し、他方のヘッダバイブ1 2にかけて直管部17aを偶数個、曲管部17bを奇数 個有しているもので、したがって、両端部に設けられる ヘッダパイプ12は偏平チューブ11に対して同じ側に 設けられたものとなっている。また、蛇行する偏平チェ ープ11の直管部間の距離が大小交互に形成され、この 例では、ヘッダパイプ12が設けられた側と反対側に位 置する偏平チューブ11の曲管部(ヘッダバイブ12か ら奇数番目の曲管部)に連続している直管部間の距離が 偏平チューブ11の厚みのほぼ2倍の大きさに形成さ れ、ヘッダバイブ12が設けられた側に位置する偏平チ ューブ11の曲管部(ヘッダバイブ12から偶数番目の 曲管部)に連続している直管部間の距離がほぼ零となる ように形成されている。換言すれば、直管部間が1つ置 さに離して形成されており (即ち、直管部間が離れてい る部分と離れていない部分とが交互に形成されてお り)、この例では、第1の伝熱管要素A1の両端におい

り)、この例では、第1の伝熱管要素A1の両端におい て直管部間の離れている部分が形成される構成となって いる。

【0017】これに対し、第2の伝熱管要素B1は、一方のヘッダバイブ22から直管部27日と曲管部27日

とを第1の伝熱管要素A1と同じ数だけ交互に形成し、 偏平チューブ21の両端部に設けられるペッダバイブ2 2を同じ側に位置させると共に、蛇行する偏平チューブ 21の直管部間の距離を大小交互に形成するようにした 点で第1の伝熱管要素A1と同様であるが、この例で は、偏平チューブ21のヘッダパイプ22が設けられた。 側に位置する曲管部(ヘッダバイブ22から偶数番目の 曲管部)に連続している直管部間の距離が偏平チューブ 21の厚みのほぼで倍の大きさに形成され、偏平チュー プ21のヘッダバイブ22が設けられた側と反対側に位 置する曲管部(ヘッダパイプ22から奇数番目の曲管 部)に連続している直管部間の距離がほぼ零となるよう に形成されている。つまり、直管部間が1つ置きに離し て形成されており(即ち、直管部間が離れている部分と 離れていない部分とが交互に形成されており)、この例 では、第2の伝熱管要素B1の両端において直管部間の 離れていない部分が形成される構成となっている。

【0018】そして、第1及び第2の伝熱管要素A1、B1は、第1の伝熱管要素A1の直管部管の距離が大きい箇所に第2の伝熱管要素B1の直管部間の距離が小さい箇所が位置するように組み付けられている。即ち、距離が大きい隣り合う直管部の間に、距離が小さい隣り合う直管部が位置するように組み付けられている。また、第1の伝熱管要素A1と第2の伝熱管要素B1とは、ほぼ90度位相をずらして組付けられている。

【0019】このような構成の熱交換器を製造するには、例えば、図3に示されるように、第1の伝熱管要素 A1と第2の伝熱管要素B1とを構成するそれぞれの偏平チューブ11、21を総分開き気味に蛇行状となるよう一次加工すると共に偏平チューブ11、21の両端部にヘッダバイブ12、22を取り付ける。そして、第1の伝熱管要素 A1と第2の伝熱管要素 B1とをほぼ90度位相をずらして第1の伝熱管要素 B1とをほぼ90度 位相をずらして第1の伝熱管要素 B1の直管部間の距離が大きい箇所に第2の伝熱管要素 B1の直管部間の距離が小さい箇所を挿入する。

【0020】偏平チューブ11、21は、押し出し成形によって形成されることから、何の処理もしなければベア材であることから、第1の伝熱管要素A1と第2の伝熱管要素B1とを組み付ける工程においては、チューブとチューブとの間にろう材シートを配置する工程が含まれる。このろう材シートは、全てのチューブ間に配置されるようにしてもよいが、第1の伝熱管要素A1を流れる流体との熱交換が確保されればよいことから、少なくとも第1の伝熱管要素A1の偏平チューブと第2の伝熱管要素B1の偏平チューブと第2の伝熱で要素B1の偏平チューブとが接触する箇所にだけろう材シートを配置するようにしてもよい。つまり、図2で示すろう付け箇所18(図2において強調して太く書かれたチューブ間の部分)に対応する偏平チューブ間にのみろう材シートを配置するようにしてもよい

【0021】そして、ろう材シートを介在させて幾分開き気味の状態で組み付けられた第1及び第2の伝熱管要素A1、B1の偏平チューブを図4の三点鎖線によって示されるように、直管部17日の積層方向において両側。から押圧部材19をあてがって圧縮方向(図中ドで示される方向)に押圧し、隣接するチューブ同士を直接又はろう材シート材を介して密着するよう塑性変形させ、しかる後に、熱交換器全体を炉中に入れてろう付けを完了させれば熱交換器の製造は完了する。

【0022】このような上述した熱交換器においては、 それぞれの伝熱管要素の偏平表面16、26、より具体 的には、第1の伝熱管要素A1を構成する偏平チューブ 11の直管部17aと第2の伝熱管要素B1を構成する 偏平チューブ21の直管部27 aとが互いに接触してい るので、両伝熱管要素の接触面を大きくとることがで き、一方の伝熱管要素を流れる流体と他方の伝熱管要素 を流れる流体との熱交換を効率よく行うことができる。 このため、熱交換効率の向上を図ることができることが ら、チューブの長さを短くして熱交換器自体を小型軽量 にすることができる。また、偏平チューブとヘッダバイ プとによっ構成された伝熱管要素を用いたことから、流 体漏れがないように接合しなければならない部分が少な くてすみ、高圧流体を熱交換させる熱交換器、例えば、 CO。サイクルに用いられる内部熱交換器などに適した ものとなる。

【0023】また、2つの伝熱管要素をほぼ90度位相をずらして組付けるようにしているので、第1の伝熱管要素A1のヘッダバイブと他方の伝熱管要素B1のヘッダバイブとの干渉を避けることができる。

【0024】図5において、上述した熱交換器の変形例 が示されている。この熱交換器においては、第1の伝熱 管要素A2と第2の伝熱管要素B2とが同じ形状である 点で前記構成例と異なっている。即ち、第1及び第2の 伝熱管要素A2、B2は、前記構成例の第1の伝熱管要 素A1と同じ形状を成しており、第1の伝熱管要素A2 と第2の伝熱管要素B2とをほぼ90度位相をずらすと 共に、一方の伝熱管要素の直管部間の距離が大きい箇所 に他方の伝熱管要素の直管部間の距離が小さい箇所を位 置させるように組み付けられている。即ち、距離が大き い隣り合う直管部の間に、距離が小さい隣り合う直管部 が位置するように組み付けられ、それぞれの伝熱管要素 A 2、B 2を構成する偏平チューブの直管部同士を接触 させるようにしている。その他の構成に関しては、前記 構成例と同様であるので、同一箇所に同一番号を記して 説明を省略する。

【0025】このような熱交換器の製造工程にあっては、図6に示されるように、それぞれの伝熱管要素を構成する偏平チューブを設分開き気味に蛇行状となるよう一次加工し、第1の伝熱管要素と第2の伝熱管要素とをほぼ90度位相をずらして対峙させ、しかる後にチュー

ブとチューブとの間にろう材シートを配置しつつそれぞれの伝熱管要素を組み付ける。このろう材シートは、前記構成例と同様、全てのチューブ間に配置されるようにしてもよいが、第1の伝熱管要素A2の偏平チューブとが接触する箇所にだけ配置するようにしてもよい。

【0026】そして、幾分開き気味の状態で組み付けられたそれぞれの伝熱管要素の偏平チューブを図7の三点鎖線に示されるように、直管部17名の積層方向において両側から押圧部材をあてがって図中ドで示される方向に押圧し、隣接するチューブ同士を直接又はろう材シート材を介して密着させ、しかる後に、炉中にて入れてろう付けを完了させればよい。

【0027】このような構成においては、それぞれの伝 熱管要素が同じ形状であるため、伝熱管要素を1種類だ け備えれば済むことから、生産性の向上を図ることがで きると共に、部品管理が容易になる他、前記構成例と同 様の作用効果を有する。

【0028】図8にこの発明に係る熱交換器の他の構成 例が示され、この熱交換器は、第1の伝熱管要素A 3 と 第2の伝熱管要素 B 3とが、偏平チューブ 31と、この 偏平チューブ31の両端部に設けられたペッダバイブ3 2とを有して構成されている点、偏平チューブ31に長 手方向の一方の端部から他方の端部にかけて複数の流路 (図2で示す流路と同様であるので図示せず) が所定の 間隔をおいて一体に形成されている点、また、偏平チュ ープ31の両端部に設けられるペッダバイプ32に軸方 向の一端において開口する中継通路3月が形成されると 共にこの中継通路34と連通するチューブ挿入孔35が 側面の軸方向に形成されている点等で前記構成例と同様 であるが、第1の伝熱管要素A3の偏平チューブ31と 第2の伝熱管要素B3の偏平チューブ31とを、交互に 畳み合わせてそれぞれの偏平チューブの偏平表面36を 接触させた構成となっている点で異なっている。

【0029】即ち、第1の伝熱管要素A3と第2の伝熱 管要素BBとは同じ形状に形成されており、それぞれの 儞平チューブ31は、一方のヘッダバイブ32から直管 部37aと曲管部37bとを交互に形成して他方のヘッ ダパイプにかけて直管部37aを偶数個、曲管部37b を奇数個有しており、したがって、隔平チューブ31の 両端部に設けられるペッダバイブ32は、偏平チューブ に対して同じ側に設けられている。また、この熱交換器 にあっては、蛇行する偏平チューブのいずれの直管部間 の距離も偏平チューブの厚みとほぼ等しい距離に形成さ れている。即ち、偏平チューブのヘッダバイブが設けら れた側と反対側に位置する曲管部(ヘッダパイプ32か ら奇数番目の曲管部)に連続している直管部間の距離 と、偏平チューブのヘッダバイブが設けられた側に位置 する曲管部(ヘッダハイブ32から偶数番目の曲管部) に連続している直管部間の距離とは等しく形成されてお

り、前述までの構成例とは異なり、全ての直管部間が等 しい距離で離れた構成となっている。

【0030】このような構成の熱交換器は、各個平チェープ31にヘッダバイブ32を取り付けて第1及び第2の伝熱管要素A3、B3を形成し、図9に示されるように、第1の伝熱管要素A3の個平チューブと第2の伝熱管要素B3の個平チューブとを直角に交差するようにろう材シートを介して重ね合わせ、その後、それぞれの伝熱管要素の個平チューブをろう材シートを介して蛇行状に交互に畳み込んで図8の状態を形成し、しかる後に炉中にて入れてろう付けを完了させればよい。

【0031】したがって、このような構成によれば、一方の伝熱管要素の偏平チューブと他方の伝熱管要素の偏平チューブと他方の伝熱管要素の偏平チューブとが1枚づつ交互に畳み合わされているので、前記構成例と異なり、一方の伝熱管要素を構成する偏平チューブの直管部が接触することになり、偏平チューブの両面が熱交換のために有効に用いられるので、子め伝熱管要素の偏平チューブを蛇行状に形成して組み合わせるようにした前述の構成よりも熱交換面積の一層の増大を図ることができると共に熱交換効率を一層よくすることが可能となる。

【0032】図10にこの発明に係る熱交換器のさらに 他の構成例が示され、この熱交換器は、第1の伝熱管要 素A4と第2の伝熱管要素B4とが、偏平チューブ41 と、この偏平チューブ41の両端部に設けられたペッダ パイプ42とを有して構成されている点、偏平チューブ 41に長手方向の一方の端部から他方の端部にかけて複 数の流路(図2で示す流路と同様であるので図示せず) が所定の間隔をおいて一体に形成されている点、また、 偏平チューブ41の両端部に設けられるペッダバイブ4 2に軸方向の一端において開口する中継通路44が形成 されると共に、この中継通路44に連通するようチュー ブ挿入孔45が側面の軸方向に形成されている点などで 前述までの構成例と同様であるが、この熱交換器では、 備平チューブを蛇行状に形成せず、第1の伝熱管要素A 4の偏平チューブ41と第2の伝熱管要素B4の偏平チ ューブ41のそれぞれの偏平表面46を重ね合わせて一 体にロール状に形成して巻き合わせるようにした点で異 なる構成となっている。特に、この例では、それぞれの。 伝熱管要素の偏平チューブコ1の長さを等しくしてそれ ぞれ一回転半だけ巻き合わせるようにすると共に、一方 の伝統管要素のヘッダバイブは2の位置と他方の伝統管 要素のヘッダバイブ42の位置とがほぼ180度位相を ずらした状態となるように配置されている。

【0033】このような熱交換器を製造するにあたっては、例えば、第1及び第2の伝熱管要素A4、B4の偏平チューブ41にヘッダパイプ42を取り付けた後、これら伝熱管要素の偏平チューブ41を、間にろう材シートを介在させると共に、図11の左側に示されるよう

に、長手方向に少しずらして重ね合わせる。そして、偏平チューブ41の一方の端部から丸め込んで図中右側に示されるように巻き合わせ、この状態のまま全体を炉中に入れてろう付けを完了させればよい。

【0034】このような構成の熱交換器においては、前 述までの熱交換器よりも偏平チューブ同士の接触面積を 大きくすることができ、効率のよい熱交換が可能とな る。即ち、偏平チューブを蛇行状に形成して組み付ける 構成の熱交換器や一方の伝熱管要素の偏平チューブと他 方の伝熱管要素の偏平チューブとを交互に畳み合わせる 構成の熱交換器にあっては、折り返される曲管部で偏平 チューブ同士の接触が無くなるため、この部分では、2 流体間を熱交換させることができないが、2つの伝熱管 要素の偏平チューブを一体にロール状に形成して巻き合 わせる構成とすれば、偏平チューブの偏平表面をほぼ全 体にわたって他方の偏平チューブの偏平表面と接触させ ることができ、しかも、何重にも巻き合わせれば、一方 の伝熱管要素の偏平チューブの両面に他方の伝熱管要素 の偏平チューブを接触させることができるので、熱交換 面積を極限まで大きくすることができ、熱交換効率の一 層の向上を図ることができる。特に、このような熱交換 器にあっては、一方の伝熱管要素で内側に位置するヘッ ダバイブから外側に位置するヘッダバイブへ向かって流 体を流し、他方の伝熱管要素で外側に位置するペッダパ イブから内側に位置するヘッダパイプへ向かって流体を 流すようにして2流体を対抗流とすることが効率のよい 熱交換を図る上で好ましい。

【0035】尚、上述の構成においては、一方の伝熱管 要素と他方の伝熱管要素との間にろう材シートを介在さ せて炉中ろう付けする構成として説明したが、伝熱管要 素の表面にろう材を存在させる手法は、これに限定され るものではなく、偏平チューブが成形された後に粉末の ろう材を塗布したり、ろう材槽を通過させてチューブの 表面にろう材を付着させるなどの手法によってもよい。 また、上述したいずれの構成例においても、ヘッダバイ プの偏平チューブへの組み付けば、熱交換器の組み付け 工程の初期の段階において行うものとして説明してきた が、組付けの最終工程においてヘッダパイプを組付け、 全体を炉中ろう付けするようにしても、ヘッダパイプを 除いて全体を炉中ろう付けした後に、ヘッダバイブを個 別に偏平チューブの端部にろう付けするようにしてもよ く、この熱交換器の製造手法は特に限定されるものでは ない。また、上述した構成例は、一部の例にしかすぎ ず、第1の伝熱管要素の偏平チューブと第2の伝熱管要 素の偏平チューブを接触させる構成であれば、他の構成 としてもよい。

## [0036]

【発明の効果】以上述べたように、いずれの請求項に係る発明においても、ヘッダバイブを両端部に具備する偏平チューブによって構成された第1及び第2の伝熱管要

素を偏平チューブを互いに接触させて一方の伝熱管要素 を流れる流体と他方の伝熱管要素を流れる流体とを熱交 換させる構成としたので、両伝熱管要素の接触面を大き くとることができ、熱交換効率を高めることができる よって、熱交換効率が向上した分、熱交換器を小型にし ても要求される能力を確保することができるようにな り、また、熱交換器の小型化に伴って熱交換器の重量を 低減することが可能となる。

【0037】また、2つの伝熱管要素は、内部に流路が一体に形成された偏平チューブを用いて構成されている。ので、2枚の成形プレートを重ねて周縁で接合するチューブを用いた場合と比べてチューブの接合部分を少なくすることができ、高圧力の2流体を熱交換させる熱交換器、例えば、二酸化炭素を冷媒とする冷凍サイクルに用いられる内部熱交換器などに適している。しかも、内部に流路が一体に形成された偏平チューブが用いられることから、熱交換器を構成する部品点数を少なくすることができ、構成の簡素化を図ることができるメリットも有している。

【0038】2つの伝熱管要素の偏平チューブを互いに接触させる構成として、第1及び第2の伝熱管要素の偏平チューブを整行状に形成し、第1の伝熱管要素の偏平チューブとを変互に積層して接触させる構成、例えば、第1及び第2の伝熱管要素の偏平チューブを直管部と曲管部とを変互に設けて蛇行状に形成すると共に隣り合う直管部間の距離を大小交互に形成し、一方の伝熱管要素の距離が大きい隣り合う直管部を配し、第1及び第2の伝熱管要素の偏平チューブをそれぞれの直管部で互いに接触させる構成とすれば、第1の伝熱管要素と第2の伝熱管要素とは、偏平チューブに変し、接触面積を大きくとることができるようになり、接触面積を大きくとることができた分、熱交換効率を向上させることができる

【0039】また、2つの伝熱管要素の偏平チューブを互いに接触させる構成として、一方の伝熱管要素の偏平チューブと他方の伝熱管要素の偏平チューブとを交互に畳み合わせて構成する場合には、それぞれの伝熱管要素の偏平チューブ同士が幾重にも接触することに加え、1枚づつ交互に積層されるので、一方の伝熱管要素の偏平チューブが接触する構成となるので、子め伝熱管要素の偏平チューブが接触する構成となるので、子め伝熱管要素の偏平チューブが接触する構成となるので、子め伝熱管要素の偏平チューブが接触する構成となるので、子め伝熱管要素の偏平チューブが接触する構成となるので、子め伝熱管要素の偏平チューブの最近に形成して組み合わせる構成と比べて熱交換面積を一層大きくとることが可能となり、熱交換効率の一層の向上を図ることができる。

【0040】さらに、第1の伝熱管要素と第2の伝熱管要素とをほぼ90度位相をずらして組付ける構成とすれば、第1の伝熱管要素のヘッダパイプと第2の伝熱管要素のヘッダパイプとの干渉を避けることができるので、熱突換器の小型化を図ることができる。

【0011】2つの伝熱管要素の偏平チューブを互いに 接触させる構成として、一方の伝熱管要素の偏平チュー ブと他方の伝熱管要素の偏平チューブとを一体にロール 状に形成して巻き合わせる構成とすれば、さらに偏平チ ューブ同士の接触面積を大きくすることができる。即 ち、偏平チューブを蛇行状に形成して組み合わせる構成 や一方の伝熱管要素の偏平チューブと他方の伝熱管要素 の偏平チューブとを交互に畳み合わせる構成にあって は、折り返される部分で偏平チューブ同士の接触が無く なるが、2つの伝熱管要素の偏半チューブを一体にロー ル状に形成して巻き合わせる構成とすれば、偏平チュー ブのほぼ全体を他方の偏平チューブと接触させることが でき、また、何重にも巻き合わせれば、一方の伝熱管要 素の偏平チューブの両面に他方の伝熱管要素の偏平チェ ープを接触させる構成とすることができるので、熱交換 器面積を大きくして熱交換効率の向上を図ることができ 25

#### 【図面の簡単な説明】

【図1】図1は、本願発明にかかる熱交換器の一例を示す斜視図である。

【図2】図2は、図1の熱交換器において、一方の伝熱 管要素の側面が表出されるように他方の伝熱管要素を切断した図であり、(a)は、第1の伝熱管要素の側面が 表出されるように第2の伝熱管要素を $\alpha - \alpha$ で切断した 図、(b)は、第2の伝熱管要素の側面が表出されるように第1の伝熱管要素を $\beta - \beta$ 線で切断した図をそれぞれ示す。

【図3】図3は、図1の熱交換器に用いられる組み付け

前のそれぞれの伝熱管要素を示す斜視図である

【図4】図4は、図3で示すそれぞれの伝熱管要素を組み付けて偏平チェープ同士を密着させる工程を示す斜視図である。

【図5】図5は、図1の熱交換器の変形例を示す斜視図である。

【図6】図6は、図5の熱交換器に用いられる組み付け 前のそれぞれの伝熱管要素を示す斜視図である。

【図7】図7は、図6で示すそれぞれの伝熱管要素を組み付けて偏平チューブ同士を審着させる工程を示す斜視図である。

【図8】図8は、木発明に係る熱交換器の他の構成例を 示す斜視図である。

【図9】図9は、図8で示す熱交換器の製造工程を示す 説明図である

【図10】図10は、本発明に係る熱交換器のさらに他の構成例を示す斜視図である。

【図11】図11は、図10で示す熱交換器の製造工程を示す説明図である。

#### 【符号の説明】

13、23 流路

11、21、31、41 偏平チューブ

12、22、32、42 ヘッダバイブ

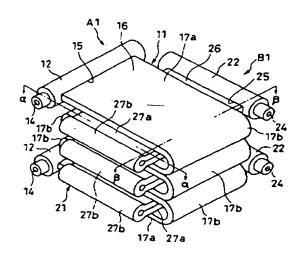
A1、A2、A3、A4 第1の伝熱管要素

B1、B2、B3、B4 第2の伝熱管要素

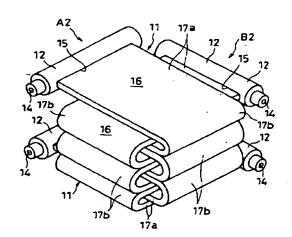
17a、27a、37a 直管部

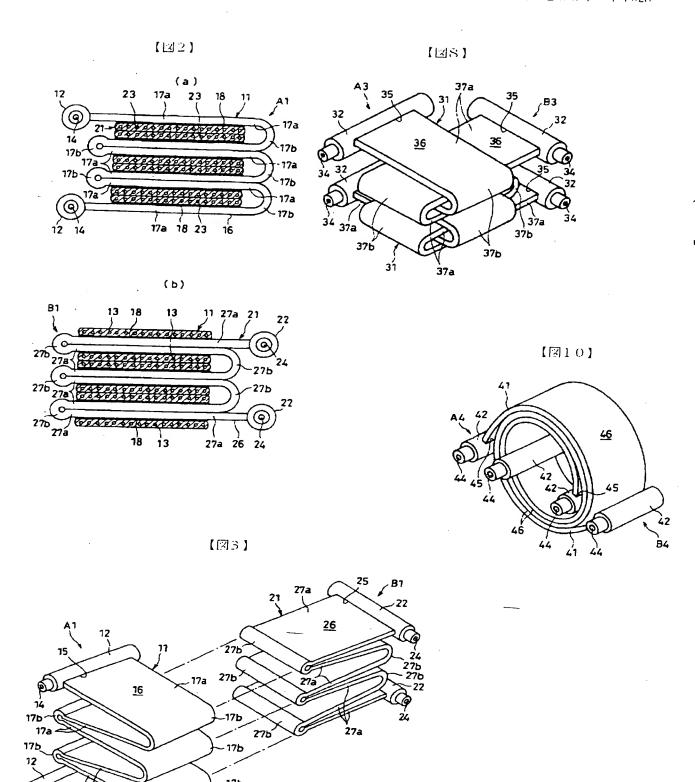
176、276、376 曲管部

[21]

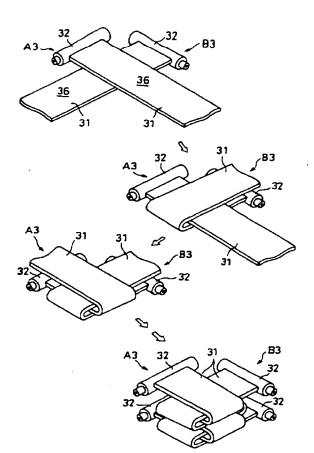


【図5】

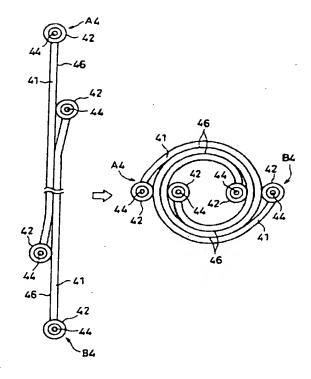


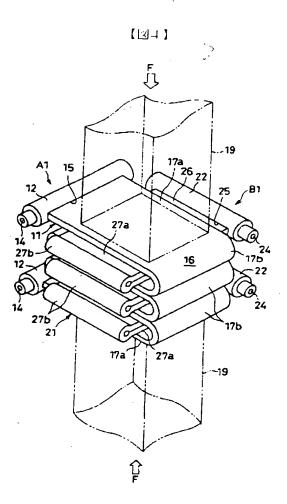


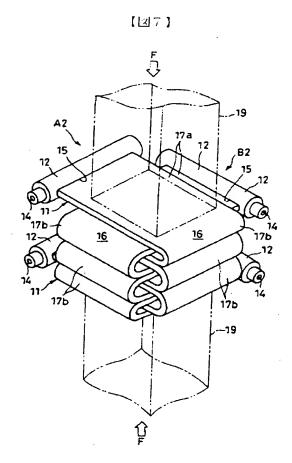




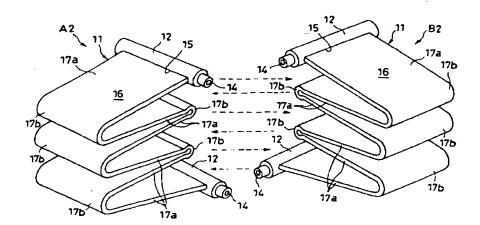
(図11)







【図6】



# This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record

# **BEST AVAILABLE IMAGES**

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:

□ BLACK BORDERS
□ IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
□ FADED TEXT OR DRAWING
□ BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING
□ SKEWED/SLANTED IMAGES
□ COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS
□ GRAY SCALE DOCUMENTS
□ LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT
□ REFERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY
□ OTHER:

# IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.